(19)日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出顧公開番号 特開2002-371816 (P2002-371816A)

(43)公開日 平成14年12月26日(2002, 12, 26)

(51) Int.Cl.7

F01L 13/00

識別記号

301

FΙ

F01L 13/00

テーマコート*(参考)

301J 3G018

審査請求 未請求 請求項の数3 OL (全 9 頁)

(21)出願番号

特願2001-180089(P2001-180089)

(22)出願日

平成13年6月14日(2001.6.14)

(71)出願人 000185488

株式会社オティックス

愛知県西尾市中畑町浜田下10番地

(71)出願人 000003207

トヨタ自動車株式会社

愛知県豊田市トヨタ町1番地

(72)発明者 山本 真之

愛知県西尾市中畑町浜田下10番地 株式会

社オティックス内

(74)代理人 100096116

弁理士 松原 等

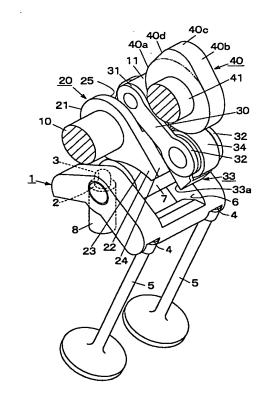
最終頁に続く

(54) 【発明の名称】 可変動弁機構

(57)【要約】

【課題】 従来の駆動系を大きく変えることなく、1本のカムシャフトを回転させて、バルブのリフト量、作用角及びバルブのリフトタイミングを連続的又は段階的に変化させることができる可変動弁機構を提供する。

【解決手段】 ロッカアーム1の近傍にコントロールシャフト10を軸支し、コントロールシャフト10に第一介在アーム20を軸着し、コントロールシャフト10に突出部11を設け、突出部11に第二介在アーム30を軸着し、回転カム40を形成したカムシャフト41を軸支し、コントロールシャフト10及び突出部11を小角度回転させることにより第一介在アーム20の揺動開始角を変え、回転カム40によるバルブ5のリフト量及び作用角を変化させるリフト制御装置を設けた。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 ロッカアームの近傍にコントロールシャフトを小角度回転可能に軸支し、

前記コントロールシャフトにロッカアームのカム対応部 を押圧する押圧面を備えた第一介在アームを該コントロールシャフトの小角度回転とは独立して揺動可能に軸着 1.

前記コントロールシャフトに該コントロールシャフトの 半径方向に突出して該コントロールシャフトとともに小 角度回転する突出部を設け、

前記突出部の突端にカム摺接部と前記第一介在アームを 押圧する押圧部とを備え、該カム摺接部と押圧部との距 離が第二介在アームの長さ方向に変化する第二介在アー ムを揺動可能に軸着し、

前記カム摺接部を押圧することで第二介在アーム及び第 一介在アームをその順に介してロッカアームを押圧する ことによりバルブをリフトさせる回転カムを形成した1 本のカムシャフトを回転可能に軸支し、

前記コントロールシャフト及び突出部を内燃機関の運転 状況に応じ連続的に又は段階的に1回転以内の範囲で小 20 角度回転させることにより第二介在アームを長さ方向に 変位させることを介して第一介在アームの揺動開始角を 変え、もってカム対応部に対する第一介在アームの押圧 面の当接位置を第一介在アームの長さ方向に変えること により前記回転カムによるバルブのリフト量及び作用角 を変化させるリフト制御装置を設けた可変動弁機構。

【請求項2】 前記カム対応部、カム摺接部、又は押圧部の少なくともいずれか一つは前記ロッカアームに回転可能に軸着されたローラ、又は前記第二介在アームに回転可能に軸着されたローラ、又は第二介在アームに回動可能に軸着された回動部材である請求項1記載の可変動弁機構。

【請求項3】 前記コントロールシャフトに少なくとも 一つ以上の突出部が設けられた請求項1又は2記載の可 変動弁機構。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、内燃機関の運転状況に応じてバルブのリフト量及び作用角を連続的に又は 段階的に変化させる可変動弁機構に関するものである。

[0002]

【従来の技術】内燃機関の出力、トルク、燃費、排気ガスのクリーン度等の諸特性を両立させるため、内燃機関の運転状況に応じてバルブのリフト量又は作用角を連続的に又は段階的に変化させる可変動弁機構が種々考えられている。その一つの代表例として二本のカムシャフトを回転させてロッカアームを揺動させると共に2本のカムシャフトの位相を相対的に変えることによりロッカアームの揺動角を変えて、バルブのリフト量又は作用角を連続的に変化させるようにしたものが知られている。

[0003]

【発明が解決しようとする課題】ところが、上記代表例のように2本のカムシャフトを回転させるには、1本のカムシャフトを回転させてきた従来の駆動系を大きく変えることになると共に、駆動上難しいという問題があった。

2

【0004】そこで、本発明の目的は、上記課題を解決し、従来の駆動系を大きく変えることなく、1本のカムシャフトを回転させて、バルブのリフト量、作用角及びバルブのリフトタイミングを連続的又は段階的に変化させることができる可変動弁機構を提供することにある。

[0005]

【課題を解決するための手段】上記目的を達成するため に、本発明の可変動弁機構は、ロッカアームの近傍にコ ントロールシャフトを小角度回転可能に軸支し、コント ロールシャフトにロッカアームのカム対応部を押圧する 押圧面を備えた第一介在アームを該コントロールシャフ トの小角度回転とは独立して揺動可能に軸着し、コント ロールシャフトに該コントロールシャフトの半径方向に 突出して該コントロールシャフトとともに小角度回転す る突出部を設け、突出部の突端にカム摺接部と第一介在 アームを押圧する押圧部とを備え、該カム摺接部と押圧 部との距離が第二介在アームの長さ方向に変化する第二 介在アームを揺動可能に軸着し、カム摺接部を押圧する ことで第二介在アーム及び第一介在アームをその順に介 してロッカアームを押圧することによりバルブをリフト させる回転カムを形成した1本のカムシャフトを回転可 能に軸支し、コントロールシャフト及び突出部を内燃機 関の運転状況に応じ連続的に又は段階的に1回転以内の 範囲で小角度回転させることにより第二介在アームを長 さ方向に変位させることを介して第一介在アームの揺動 開始角を変え、もってカム対応部に対する第一介在アー ムの押圧面の当接位置を第一介在アームの長さ方向に変 えることにより回転カムによるバルブのリフト量及び作 用角を変化させるリフト制御装置を設けたことを特徴と している。なお、カム対応部とは、回転カムに第二介在 アーム及び第一介在アームを介して対応し押圧される部 位という意味である。また、小角度回転とは回転角度が 360度に達しない回転をいう。

【0006】カム対応部、カム摺接部又は押圧部は、固定された硬質チップでも回転可能なローラ又は回動可能な回動部材でもよい。但し、摺動抵抗や摩耗を考慮すると、カム対応部、カム摺接部又は押圧部の少なくともいずれか一つ(好ましくはいずれか二つ、最も好ましくは全て)はロッカアームに回転可能に軸着されたローラ又は第二介在アームに回動可能に軸着された回動部材が好ましい。

【0007】コントロールシャフトとしては、第二介在 アームを軸着する突出部が少なくとも一つ以上設けられ たものを例示できる。具体的には、第一介在アームの上部に貫設された開口部を貫いて一つ又は二つの突出部がコントロールシャフトに設けられたものや、第一介在アームのコントロールシャフトの長さ方向での一端外側に一つ又は両端外側に一つずつの突出部が形成されたものを例示できる。

【0008】ローラと回動部材を同軸上に設ける場合、第二介在アームの先端部と回動部材の上部とをフォーク状にして、ローラを回動部材のフォークで挟持し、さらにそれらを第二介在アーム先端部のフォークで挟持することで第二介在アームにねじれ応力が生じさせないようにしてもよい。また、ローラを第二介在アームの先端部のフォークで挟持して、それらを回動部材の上部のフォークで挟持させてもよい。この場合、回動部材が回動してカムと接触しないように、回動部材の下面と第一介在アームの回動部材の当接面とを平らに形成することで、常に回動部材の下面を第一介在アームに当接させるようにすることが望ましい。

【0009】ロッカアーム、第一介在アーム及び第二介在アームは、別の面内で揺動してもよいが、スペース効 20率上、同一面内で揺動することが好ましい。

【0010】ここで、ロッカアームは、次のいずれのタ イプでもよい。

(1) ロッカアームの一端部に揺動中心部があり、中央 部にカム対応部があり、他端端にバルブ押圧部があるタ イプ。(いわゆるスイングアーム)

(2) ロッカアームの中央部に揺動中心部があり、一端 部にカム対応部があり、他端端にバルブ押圧部があるタ イプ。

【0011】揺動中心部としては、次の二態様を例示で 30 きろ

- (a) 揺動中心部はピボットに支持された凹球面部である態様。
- (b) 揺動中心部はシーソアームが回動可能に軸支された軸穴部である態様。

【0012】上記(a)の態様では、揺動中心部に夕ペットクリアランス調整機構が設けられることが好ましい。例えば、ピボットに設けた雄ネジをピボット支持材に設けた雌ネジに螺入量調節可能に螺入するようにしたタペットクリアランス調整機構を例示できる。

【0013】リフト制御装置としては、特に限定されないが、ヘリカルスプライン機構と、油圧を用いた駆動部と、マイクロコンピュータ等の制御装置とを備えたものを例示できる。

【0014】なお、本発明の可変動弁機構は、吸気バルブ又は排気バルブの何れか一方に適用することもできるが、両方に適用することが好ましい。

[0015]

【発明の実施の形態】以下、本発明を実施した可変動弁機構の実施形態例について、図1~図5を参照して説明 50

する。この可変動弁機構にはスイングアームタイプのロッカアーム1が使用され、ロッカアーム1の一端部は同部に形成された凹球面部2がピボット3に支持されてなる揺動中心部となっている。ロッカアーム1の他端部は二股状に分かれて、それぞれの先端下部にバルブ押圧部4が押圧するようになっている。

【0016】ロッカアーム1の中央部に形成されたローラ配置穴6には、カム対応部としての第一ローラ7が、ロッカアーム1の上面からやや突出するように配され、該第一ローラ7はアーム側壁と直交する軸の周りに回転可能に軸着されている。

【0017】ピボット3の軸下部に設けられた雄ネジは、ピボット支持材8に設けられた雌ネジに螺入量調節可能に螺入されて、タペットクリアランス調整機構が構成されている。

【0018】第一ローラ7の上方近傍には、略円柱状のコントロールシャフト10が小角度回転可能に軸支されている。

【0019】コントロールシャフト10には、第一ロラ7を押圧する押圧面23を備えた第一介在アーム20が、コントロールシャフトの小角度回転とは独立して揺動可能に軸着されている。第一介在アーム20は、コントロールシャフト10が挿通する略円筒状の円筒部21と、円筒部21からロッカアーム1でいうバルブ押圧部4側へ向かって延びるアーム部22を備えている。また、第一介在アーム20は図示しない部材によってアーム部22が上昇する方向に付勢されている。

【0020】アーム部22の下面は、第一ローラ7を押圧するための押圧面23となっていて第一ローラ7の半径よりも大きい曲率半径の凹曲面に形成され、後述するように第一ローラ7に対する押圧面23の当接位置が第一介在アーム20の長さ方向に変わっても、押圧面23はその略垂線方向に第一ローラ7を押圧するようになっている。押圧面23の上部には円筒部21から接線方向に延びる平面部24が形成されている。

【0021】第一介在アーム20の円筒部21の上面には、平面部24と円筒部21の境界付近からコントロールシャフト10の反対側付近まで円周方向に延びる開口部25が賃設されている。

【0022】コントロールシャフト10にはコントロールシャフト10の半径方向に突出してコントロールシャフト10とともに小角度回転する突出部11が設けられている。突出部11は第一介在アーム20の開口部25を買いて開口部25に突出部11が係合しており、許容される範囲内で突出部11とコントロールシャフト10とに対して第一介在アーム20が揺動可能になっている。

【0023】突出部11の突端には、カム摺接部として の第二ローラ34と第一介在アーム20を押圧する押圧 部としての回動部材33とを備えた第二介在アーム30 が、第二介在アーム30の基端部に形成されたフォーク

か、第二年在7年430の基端部に形成されたフォーケ 片31にて突出部11の突端を挟持した状態で揺動可能 に軸着されている。

【0024】第二ローラ34と略台形に形成された回動部材33とは、回動部材33の上端に形成されたフォークの内側壁に、第二ローラ34をやや突出させて挟持した状態で、第二介在アーム30の先端に形成されたフォーク片32の内側壁と直交する同軸上に配されて、その軸の周りに回転又は回動可能に軸着されている。第二ローラ34と回動部材33とは互いに独立して回転又は回動できるようになっている。

【0025】回動部材33は平らな面が下端に形成され、第一介在アーム20の平面部24に当接して摺動することができる摺動部33aとなっている。前述のとおり第一介在アーム20はアーム部22が上昇する方向に常に付勢されているので、回動部材33は摺動部33aを常に平面部24に当接するようになっている。また、回動部材33の上端側は、第二ローラ34がカム摺接部として機能するように第二ローラ34を広角度に突出させるように形成されている。従って、第二ローラ34と回動部材33の摺動部33aとの距離は、第二介在アーム30の長さ方向で変化して、第二ローラの中心位置で最大となる。

【0026】第二介在アーム30の先端上方には、第二ローラ34を押圧することで第二介在アーム30及び第一介在アーム20をその順に介してロッカアーム1を押圧することでバルブ5をリフトさせる回転カム40を形成したカムシャフト41が回転可能に軸支されている。回転カム40はベース円40aと、突出量が漸増するノーズ漸増部40bと、最大突出量となるノーズ40cと、突出量が漸減するノーズ漸減部40dとからなっている。

【0027】コントロールシャフト10及び突出部11 を1回転以内の範囲で内燃機関の運転状況に応じ連続的 に又は段階的(好ましくは三段階以上、さらに好ましく は四段階以上の多段階)に小角度回転させるリフト制御 装置(図示略)がコントロールシャフト10に接続され ている。リフト制御装置によりコントロールシャフト1 0及び突出部11を小角度回転させると、第二介在アー ム30が長さ方向に変位する。そのとき、第二介在アー ム30の第二ローラ34と回動部材33とは、それぞれ 回転カム40又は第一介在アーム20との当接位置を変 えながら回転カム40と第一介在アーム20との距離を 変化させる。これにより第一介在アーム20は揺動開始 角を変えられるようになっていて、第一ローラ7に対す る第一介在アーム20の押圧面23の当接位置を第一介 在アーム20の長さ方向に変えることにより前記回転カ ム40によるバルブ5のリフト量及び作用角を変化させ るようになっている。

6

【0028】リフト制御装置は、例えば、ヘリカルスプラインを設けたピストンが油圧により所定角の回転を伴いながら軸方向に移動し、該回転がコントロールシャフト10を小角度回転させることにより突出部11の起立角度を1回転以内の範囲で変える構造となっており、内燃機関の回転センサやアクセル開度センサ等からの検知値に基づいてマイクロコンピュータ等の制御装置により制御されるようになっている。

【0029】上記の構成により、本実施形態の可変動弁機構は、回転カム40が第二ローラ34を押圧すると、第二介在アーム30が突出部11との軸着部を中心に揺動し、回動部材33が摺動部33aと平面部24との当接位置を変えながら第一介在アーム20が揺動し、第一介在アーム20が第一ローラ7との当接位置を変えながら第一ローラ7を押圧面23で押圧することでロッカアーム1が揺動してバルブ5がリフトするようになっている。

【0030】またこのとき、コントロールシャフト10を小角度回転させることにより、第二介在アーム30は第二ローラ34と回動部材33により回転カム40と第一介在アーム20を遠ざけるように作用する。このとき、第一介在アーム20がアーム部22を下降させる方向に揺動して、第一介在アーム20の揺動開始角を変えることができるようになっている。すると、第一ローラ7に対する第一介在アーム20の当接位置が第一介在アーム20の長さ方向に変わり、具体的には、第一介在アーム20の揺動開始角が高いときには第一ローラ7の当接位置は円筒部21又はアーム部22の基端側となり、第一介在アーム20の揺動開始角が低いときには第一ローラ7の当接位置はアーム部22の先端側となる。

【0031】以上のように構成された可変動弁機構は、 次のように作用する。まず、図3(a) \rightarrow (b)は、最 大リフト量・最大作用角が必要な運転状況下における突 出部11の位置とそれによる作用を示している。図3

(a) に示すように、最大リフト量・最大作用角が必要 な運転状況下では、第二ローラ34と回動部材33とが 回転カム40と第一介在アーム20との間に最大限引き 込まれた状態になるように制御されている。従って、第 ニローラ34が回転カム40のベース円40aに摺接し ているときの第一介在アーム20の揺動開始角は最も低 くなっている。このとき第一ローラ7は第一介在アーム 20の円筒部21に当接しており第一ローラ7は最上位 置にあるのでバルブ5はリフトしていない。しかし、第 ーローラ7の当接位置は押圧面23に近い位置となって いるので、第一介在アーム20が揺動し始めると速やか に第一ローラ7の当接位置が押圧面23に移行してロッ カアーム1が押下されてバルブ5がリフトする状態にな っている。図3(b)に示すように、第二ローラ34が ノーズ漸増部40bを経てノーズ40cにより押圧され るようになると、回動部材33は摺動部33aを常に第 一介在アーム20の平面部24に当接した状態で第一介 在アーム20を押圧するので、回動部材33は第二介在 アーム30に対して回動しながら第一介在アーム20を 押圧し、そのとき第二介在アーム30も突出部11の上 端の軸着部を中心に揺動し、第二ローラ34の下方向へ の変位を許容する。このとき第一介在アーム20は最大 揺動し、第一ローラ7に対する第一介在アーム20の当 接位置が円筒部21から押圧面23の先端に移行して、 ロッカアーム1は最大押下位置に揺動してバルブ5のリ フト量しは発生・増加して最大値Lmaxに達し、作用 角も最大となる。なお、前記の通り、前記当接位置が変 わっても、凹曲面に形成された押圧面23はその略垂線 方向に第一ローラ7を押圧するので、第一介在アーム2 0にその長さ方向の応力成分がほとんど生じず、円筒部 21とコントロールシャフト10との間に負担がかから ない。

【0032】次に、図4(a)→(b)は、微小リフト 量・微小作用角が必要な運転状況下における突出部11 の位置とそれによる作用を示している。図4 (a) に示 すように、微小リフト量・微小作用角が必要な運転状況 20 下では、第二ローラ34と回動部材33とが回転カム4 0と第一介在アーム20との間から大きく離間した状態 になるように制御されている。従って、第二ローラ34 が回転カム40のベース円40aに摺接しているときの 第一介在アーム20の揺動開始角は最上位置付近になっ ている。このとき第一ローラ7は第一介在アーム20の 円筒部21に当接しており第一ローラ7は最上位置にあ るのでバルブ5はリフトしていない。図4 (b) に示す ように、第二ローラ34がノーズ漸増部40bを経てノ ーズ40cにより押圧されるようになるとき、第二ロー ラ34がコントロールシャフト10及びカムシャフト4 1から大きく離れているため、第一介在アーム20への 押圧量が図3 (b) に比べて小さくなり第一介在アーム 20の揺動量も小さくなる。このとき第一ローラ7に対 する第一介在アーム20の当接位置が円筒部21より僅 かに押圧面23に移行する程度にとどまるので、第一ロ ーラ7の押下量は微小となりバルブ5のリフト量し及び 作用角はともに微小となる(図6参照)。

【0033】なお、図3と図4との中間的なリフト量・作用角が必要な運転状況下では、図3と図4との中間的な突設部11の角度をリフト制御装置により連続的に又は段階的に作ることで、図6に示すように中間的なリフト量・作用角が連続的に又は段階的に得られる。

【0034】次に、図5 (a) \rightarrow (b) は、リフト休止が必要な運転状況下における突設部 11 の位置とそれによる作用を示している。図5 (a) に示すように、リフト休止が必要な運転状況下では、第二ローラ 34 と回動部材 33 とが回転カム 40 と第一介在アーム 20 との間から最大限離間した状態になるよう突出部 11 の起立角度が制御されている。従って、第二ローラ 34 が回転カ

ム40のベース円40aに摺接しているときの第一介在アーム20の揺動開始角は最上位置になっている。このとき第一ローラ7は第一介在アーム20の円筒部21に当接しており第一ローラ7は最上位置にあるのでバルブ5はリフトしていない。図5(b)に示すように、第二ローラ34がノーズ漸増部40bを経てノーズ40cにより押圧されるようになるとき、第二ローラ34がコントロールシャフト10及びカムシャフト41から最大限離れているため、第一介在アーム20への押圧量が図4(b)に比べても更に小さくなり第一介在アーム20の揺動量も微小となる。このとき第一ローラ7に対する第一介在アーム20の当接位置が円筒部21から押圧面23の方向へ移動するが円筒部21上にとどまるので、第一ローラ7の押下量は0となりバルブ5はリフト休止状態となる。

【0035】次に、本発明を実施した可変動弁機構の第二実施形態例について、図7を参照して第一実施形態と異なる部分についてのみ説明する。図7は第一実施形態の可変動弁機構に対して、第一介在アーム20を貫かない突出部11をコントロールシャフト10に設けたものである。

【0036】第一実施形態では一つの突出部11が第一介在アーム20に形成された開口部25を貫いてコントロールシャフト10に設けられていたが、本実施形態では第一介在アーム20の両側面に一つずつ突出部11が設けられている。機構全体を小さくまとめるために突出部11の長さが短くしてあるので、第二介在アーム30の基端部の第一介在アーム20への当接を逃がす逃がし面26が第一介在アーム20に形成されている。

【0037】また、第一実施形態では第二介在アームの基端部に形成されたフォーク片31により突出部11を挟持したが、本実施形態ではコントロールシャフト10に設けられた二つの突出部11が第二介在アーム30を挟持するので、第二介在アーム30の基端部はフォーク状に形成する必要がなくなり披軸着部35となっている。

【0038】第一実施形態では開口部25に突出部11 が係合したため、第一介在アーム20の揺動可能範囲を 突出部11が規制したが、本実施形態では第一介在アーム20は突出部11による揺動可能範囲の規制を受けな いので機構設計がしやすくなる。

【0039】次に、本発明を実施した可変動弁機構の第三実施形態例について、図8を参照して第二実施形態と異なる部分についてのみ説明する。図8は第二実施形態の可変動弁機構から第二ローラ34を取り除いたものである。

【0040】第二実施形態では、カム摺接部としての第 ニローラ34が第二介在アーム30の先端部に突出する ように軸着されていたが、本実施形態の第二介在アーム 30は、フォーク片32の上側に回転カム40により押

10

圧を受けるカム摺接面36が形成されている。第二介在アーム30の基端から先端に近づくにつれてカム摺接面36は第二介在アーム30から離れてゆくように形成されている。

【0041】第二ローラ34が省かれたことで部品点数を減らすことができる。また回動部材33は、その上端に第二ローラ34を挟持するためのフォークを形成する必要がなくなる。

【0042】なお、本発明は前記実施形態の構成に限定 されるものではなく、例えば次のように、発明の趣旨か 10 ら逸脱しない範囲で変更して具体化することもできる。

- (1) リフト制御装置の構成や制御の仕方を適宜変更すること。
- (2) 中央部に揺動中心部があるロッカアームとすること。
- (3) 押圧部を回転可能なローラとすること。
- (4) 押圧部とカム摺接部とをそれぞれ別の軸上に設けること。
- (5) 押圧部とカム摺接部とを同軸上に併設すること。 【0043】

【発明の効果】本発明の可変動弁機構は、上記の通り構成されているので、従来の駆動系を大きく変えることなく、一本のカムシャフトを回転させて、バルブのリフト 量及び作用角を連続的又は段階的に変化させることができるという優れた効果を奏する。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の第一実施形態に係る可変動弁機構を示す斜視図である。

【図2】同可変動弁機構のカムシャフト及び回転カムを 省き、第二介在アームを突出部から外した状態を示す斜 30 視図である。 【図3】図1の最大リフト量・作用角が必要なときの同機構の作用を示す断面図である。

【図4】図1の微小リフト量・作用角が必要なときの同機構の作用を示す断面図である。

【図5】図1のリフト休止が必要なときの同機構の作用 を示す断面図である。

【図6】同機構により得られるバルブのリフト量及び作 用角を示すグラフである。

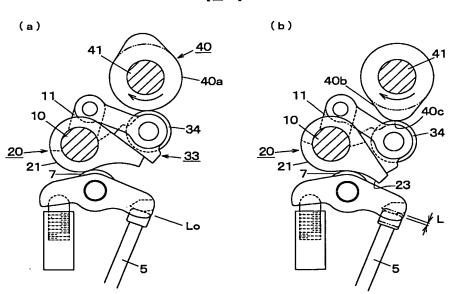
【図7】本発明の第二実施形態に係る可変動弁機構のカムシャフト及び回転カムを省き、第二介在アームを突出部から外した状態を示す斜視図である。

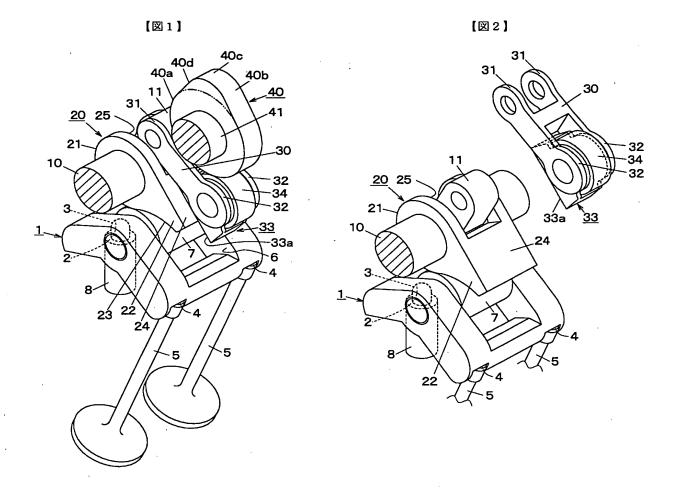
【図8】本発明の第三実施形態に係る可変動弁機構のカムシャフト及び回転カムを省き、第二介在アームを突出部から外した状態を示す斜視図である。

【符号の説明】

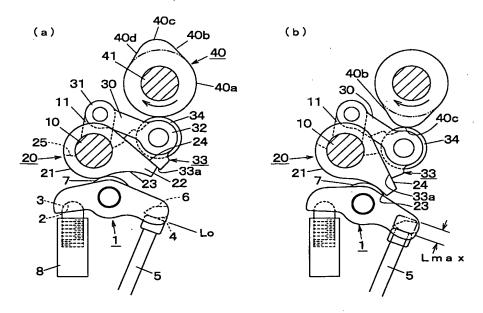
- 1 ロッカアーム
- 5 バルブ
- 7 カム対応部としての第一ローラ
- 20 第一介在アーム
- 20 10 コントロールシャフト
 - 22 アーム部
 - 23 押圧面
 - 24 平面部
 - 25 開口部
 - 11 突出部
 - 30 第二介在アーム
 - 33 押圧部としての回動部材
 - 34 カム摺接部としての第二ローラ
 - 40 回転カム
 - 41 カムシャフト

【図4】

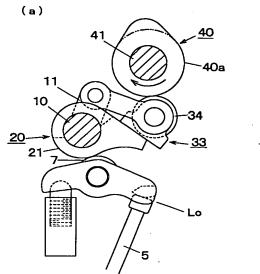


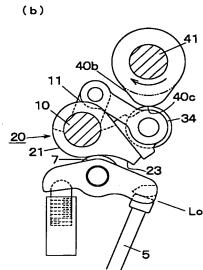


【図3】

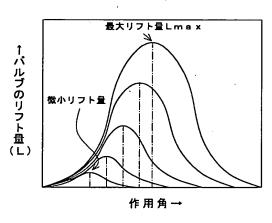


【図5】

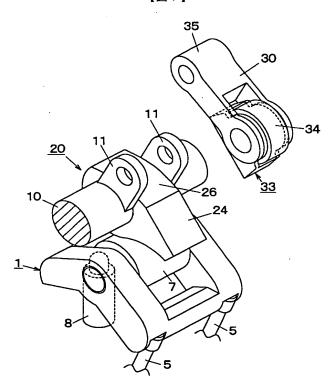


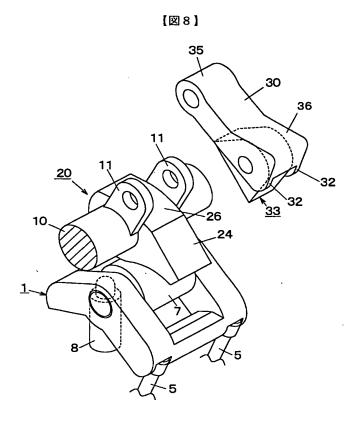


【図6】



【図7】





フロントページの続き

(72)発明者 杉浦 憲 愛知県西尾市中畑町浜田下10番地 株式会 社オティックス内

(72)発明者 吉原 裕二 愛知県豊田市トヨタ町1番地 トヨタ自動 車株式会社内 (72)発明者 立野 学

愛知県豊田市トヨタ町1番地 トヨタ自動 車株式会社内

Fターム(参考) 3G018 AB04 AB16 BA17 DA11 DA15 DA85 FA01 FA06 FA07 GA14